

(19) RU (11) 2 008 435 (13) C1

(51) MIK⁵ F 01 D 1/06

РОССИЙСКОЕ АГЕНТСТВО ПО ПАТЕНТАМ И ТОВАРНЫМ ЗНАКАМ

(21), (22) Заявка: 4910071/06, 11.02.1991 (46) Дата публикации: 28.02.1994	 (71) Заявитель: Нижегородский политехнический институт (72) Изобретатель: Котляр И.В., Кузнецов Ю.П., Чуваков А.Б., Люсов А.Н., Семашко П.В., Байер В.А. (73) Патентообладатель: Нижегородский государственный технический университет 	7
(54) РАДИАЛЬНАЯ ТУРБИНА (67) Реферат: Использование: в агрегатах с малорасходным микротурбопроводом. Сущность изобратения: рабочее колесо турбины снабжено бандажными полками, охватывающими по перифарии лопатки и	межлопаточные канапы и имеющими паремычки, соединенные между собой по периферии рабочего колеса, при этом профилированные каналы выполнены в рабочем колесе. 3 ил.	7008435

RU 2008435 C

-1



(19) RU (11) 2 008 435 (13) C1 (51) Int. Cl.⁵ F 01 D 1/06

RUSSIAN AGENCY FOR PATENTS AND TRADEMARKS

(12) ABSTRACT OF INVENTION

(21), (22) Application: 4910071/06, 11.02.1991

(46) Date of publication: 28.02.1994

- (71) Applicant:
 NIZHEGORODSKIJ POLITEKHNICHESKIJ
 INSTITUT
- (72) Inventor: KOTLJAR I.V., KUZNETSOV JU.P., CHUVAKOV A.B., LJUSOV A.N., SEMASHKO P.V., BAJER V.A.
- (73) Proprietor: NIZHEGORODSKIJ GOSUDARSTVENNYJ TEKHNICHESKIJ UNIVERSITET

(54) RADIAL-FLOW TURBINE

(67) Abstract:
FIELD: mechanical engineering.
SUBSTANCE: turbine runner has shroud shoulders embracing over periphery blades

and Interblade channels and provided with bridges interconnected over runner periphery; shaped channels are made in runner. EFFECT: Improved design. 3 dwg 200843

C

5

RU 200843

Изобретение относится к области машиностроения и может быть использовано в агрегатах с микротурбоприводом. малорасходным

Известна центробежная парциальная турбина [1] . Для уменьшения вентиляциснных потерь энергии данной ступени сопловой аппарат выполнен с большим относительным шагом и малым углом выхода потока α_1 , что позволяет подвести газ к РК по всей окружности, ликвидировав таким образом неактивную

дугу.
Наиболее близка и выбрана за прототил радиальная турбина (2), содержащая корпус, сопловой аппарат, рабочее колесо с размещенными на его боковых поверхностях радиальными лопатками, образующими межлопаточные каналы, соединяющие их между собой профилированные каналы. Такая турбина недостаточно экономична и не может применяться в микроэнергетике.

Цель изобретения - повышение экономичности и компактности. Это достигается тем, что редиальная турбина, содержащая корпус, сопловой аппарат, рабочее колесо с размещенными на его боковых поверхностях редиальными попатками, образующими межлопаточные каналы, соединяющие их между собой профилированные каналы, снабжена бандажными полками, охватывающими по периферии попатки и межлопаточные каналы и имеющими перемычки, совдиненные между собой по периферии рабочего колеса, в профилированные каналы выполнены в рабочем колесе.

На фиг. 1 изображена радиальная турбина, продольный разрез; на фиг. 2 - разрез А-А на фиг. 1; на фиг. 3 - разрез Б-Б

Радиальная турбина включает сспловой аппарат 1 и рабочее колесо 2. Со стороны соллового аппарата на боховой поверхности рабочего колеса размещены радиальные лопатки 3, образующие межлолаточные каналы 4, охватываемые бандажной полкой 5. На другой боковой поверхности рабочего колеса размещены радиальные лопатки 6, образующие межлопаточные каналы 7, охватываемые бандажными полками Бандажные полки 5 и 8 соединены по периферии рабочего колеса перемычками, а межлопаточные каналы 4 и 7 соединены между собой профилированными каналами 9, выполненными в рабочем колесе. Сопловой аппарат и рабочее колесо размещены в

корпусе 10.

Турбина работает следующим образом. Газ из соллового аппарата 1 попадает в межлопаточные каналы 4, далее в профилированные каналы 9, затем через межлопаточные каналы 7 выходит в атмосферу, приводя рабочее колесо 2 во вращение. В данной турбине неактивный газ захватывается кромками 3 и 6 на двух сторонах рабочего колеса на близких диаметрах (d₁ и d₂) и поэтому величина вентиляционных потерь минимальна. Это предопределяет больший КПД предложенной конструкции, чем прототила.

Данную ступень можно выполнить с характеристикой осевой турбины (если d₁= d 2), центробежной турбины (если d₁<d₂) и центростремительной турбины (если d₁>d₂). Предложенная турбина компактна благодаря подаче газа к рабочему колесу с внутренней стороны лолаточного венце и выходу газа из лопаток вдоль ротора. Утечка газа в радиальный зазор, характерная для осевых малоразмерных турбин, в данной ступени практически отсутствует. Сопловой аппарат и рабочее колесо предложенной гурбины технологичнее, чем в осевых и радиально-осевых ступенях и не уступает центробежным и центростремительной турбинам, так как они могут быть выполнены путем штамповки или питья в пресс-формах. Кроме того, возможность выполнять бандажные полки с перемычками, соединяющими их между собой по периферии рабочего колеса, позволяет напрессовывать их на рабочее колесо, что делает их более их на расочене колесу, что делавт их соллест технологичными, чем центробежные, центростремительные и радиально-осевые турбины. (56) Авторское свидетельство СССР N 759732, ил. F 01 D 1/04, 1960. Патент Великобритании N 252706, кл. F 01

D 1/08, опублик. 1926.

Формула изобретения:

РАДИАЛЬНАЯ ТУРБИНА, содержащая корпус, сопловой аппарат, рабочее коласо с размещенными на его боковых поверхностях радиальными лопатками, образующими межлопаточные каналы, соединяющие их между собой профилированные каналы, отличающаяся тем, что, с целью повышения экономичности и компактности, она снабжена бандажными полками, охватывающими по периферии лопатки и межлопаточные каналы и имеющие перемычки, соединенные между собой по периферии рабочего колеса, а профилированные каналы выполнены в рабочем колесе.

55

60

-3

70

N

0

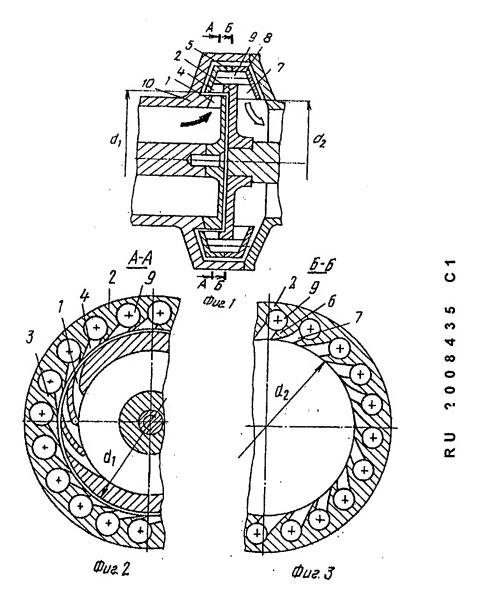
0

 ∞

4

S

റ



WEEK | ISSUED

9434/ 12 OCT 94

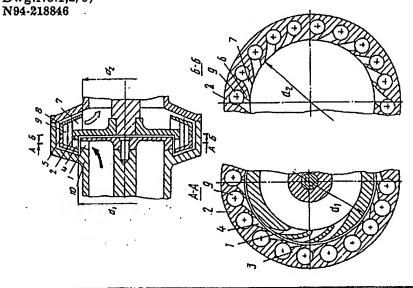
★NIZH= Q51 94-277890/34 **★ RU 2008435-C1** Small output radial turbine - has flanges enveloping blades and inter blade channels of working wheel NIZHEGOROD POLY 91.02.11 91SU-4910071

(94.02.28) F01D 1/06

Turbine comprises nozzle unit (1) and working wheel (2). Radial blades lie on the on the side surfaces of the working wheel on the nozzle unit (1) side and form inter-blade channels (4) enveloped by a flange (5). The other side surface of the working wheel have radial blades forming channels (7) enveloped by flanges (8).

Flanges (5) and (8) are connected around the perimeter of the working wheel by cross-pieces, and channels (4) and (7) are connected by profiled channels (9) in the working wheel (2). The nozzle unit (1) and working wheel lie inside body (10).

USE/ADVANTAGE - In low output micro turbine drives, increases economy and compactness. Bul.4/28.2.94 (3pp Dwg.No.1,2/3)



© 1994 DERWENT PUBLICATIONS LTD.

Derwent House, 14 Great Queen Street, London WC2B 5DF England, UK US Office: Derwent Inc., 1313 Dolley Madison Blvd., Suite 401, McLean VA 22101, USA Unauthorised copying of this abstract not permitted

